## (19)日本国特許庁 (JP)

# (12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号 特開2000-97068 (P2000-97068A)

(43)公開日 平成12年4月4日(2000.4.4)

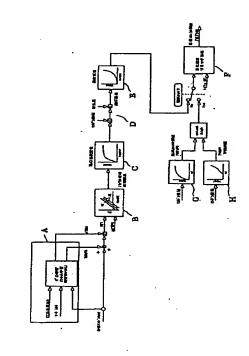
(51) Int.Cl. <sup>7</sup>		識別記号	FΙ		テーマコード(参考)			
F 0 2 D	29/02	3 4 1	F02D 2	29/02		341		
						D		
B60K	6/00		B60L 1	11/14				
	8/00		F02D 4	41/12		3 3 0 J		
B 6 0 L	11/14		B 6 0 K	9/00		Z		
		審査請求	? 未請求 請求項	質の数 8	OL	(全 10 頁)	最終頁	に続く
(21)出願番号	<del>}</del>	特顧平10-268038	(71) 出頭人					
				日産自乳				
(22)出顧日		平成10年9月22日(1998.9.22) 神奈川県横浜市神会					町2番地	
			(72)発明者					
						市神奈川区宝	町2番地	日産
				自動車		<b>吐内</b>		
			(72)発明者					
				神奈川以	具横浜ī	市神奈川区宝	町2番地	日産
				自動車	朱式会社	生内		
		•	(72)発明者	出口系	次高			
				神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産				日産
				自動車材	株式会社	上内		
		•	(74)代理人	1000755	100075513			
				弁理士	後藤	政喜 (外	1名)	

## (54)【発明の名称】 ハイブリッド車両の制御装置

## (57)【要約】

【課題】 ハイブリッド車両において、回生効率を高めるために減速時にスロットルを全開にすると回生終了時に一時的に空気量および出力が要求値に対して過大となってトルク段差が発生する。

【解決手段】 内燃機関と回転電機の何れか一方または 双方の駆動力を車両の駆動系統に伝達するように構成されると共に、内燃機関のスロットル開度を運転状態に応 じて制御するスロットル駆動装置と、エンジンブレーキ が作用する減速時に前記回転電機を回生作動させる回生 制御装置とを備えたハイブリッド車両において、前記スロットル駆動装置を、前記回生作動時に機関回転数に応 じて常に必要最小限のスロットル開度に制御する。



#### 【特許請求の範囲】

【請求項1】内燃機関と回転電機の何れか一方または双方の駆動力を車両の駆動系統に伝達するように構成され、内燃機関のスロットル開度を運転状態に応じて制御するスロットル駆動装置と、減速時に駆動系統に連結した内燃機関への燃料供給を停止すると共に前記回転電機を回生作動させる回生制御装置とを備えたハイブリッド車両において、

前記スロットル駆動装置を、前記回生作動時に機関回転 数に応じて定めたスロットル開度に制御するように構成 10 したハイブリッド車両の制御装置。

【請求項2】内燃機関と回転電機の何れか一方または双方の駆動力を車両の駆動系統に伝達するように構成され、内燃機関のスロットル開度を運転状態に応じて制御するスロットル駆動装置と、減速時に駆動系統に連結した内燃機関への燃料供給を停止すると共に前記回転電機を回生作動させる回生制御装置とを備えたハイブリッド車両において、

前記スロットル駆動装置を、前記回生作動時に予め定めた所定の吸気管負圧が得られるスロットル開度に制御す 20 るように構成したハイブリッド車両の制御装置。

【請求項3】内燃機関と回転電機の何れか一方または双方の駆動力を車両の駆動系統に伝達するように構成され、内燃機関のスロットル開度を運転状態に応じて制御するスロットル駆動装置と、減速時に駆動系統に連結した内燃機関への燃料供給を停止すると共に前記回転電機を回生作動させる回生制御装置とを備えたハイブリッド車両において、

前記スロットル駆動装置を、前記回生作動時に機関回転 数と目標回生量とに応じて定めたスロットル開度に制御 30 するように構成したハイブリッド車両の制御装置。

【請求項4】内燃機関と回転電機の何れか一方または双方の駆動力を車両の駆動系統に伝達するように構成され、内燃機関のスロットル開度を運転状態に応じて制御するスロットル駆動装置と、減速時に駆動系統に連結した内燃機関への燃料供給を停止すると共に前記回転電機を回生作動させる回生制御装置とを備えたハイブリッド車両において、

前記スロットル駆動装置を、前記回生作動時に機関回転 数と目標回生量とに応じて定めた吸気管負圧が得られる スロットル開度に制御するように構成したハイブリッド 車両の制御装置。

【請求項5】内燃機関と回転電機の何れか一方または双方の駆動力を車両の駆動系統に伝達するように構成され、内燃機関のスロットル開度を運転状態に応じて制御するスロットル駆動装置と、減速時に駆動系統に連結した内燃機関への燃料供給を停止すると共に前記回転電機を回生作動させる回生制御装置とを備えたハイブリッド車両において、

回生作動終了時の機関回転数と目標スロットル開度とに 50

基づいて内燃機関の実トルクと目標トルクとの差を演算

し、このトルク差に相当する駆動力を生じるように回転 電機を駆動して該トルク差を相殺する制御装置を備えた ハイブリッド車両の制御装置。

【請求項6】スロットル駆動装置は、機関回転数が低くなるほどスロットル開度を減じるように構成されている請求項1,3,4の何れかに記載のハイブリッド車両の制御装置。

【請求項7】目標回生量は、回転電機を駆動するバッテリの状態に応じて設定される請求項3または4に記載のハイブリッド車両の制御装置。

【請求項8】スロットル駆動装置は、アクセルペダルの操作量を検出するアクセルセンサと、スロットルバルブを駆動するアクチュエータと、アクセルセンサからの操作量信号に基づいて前記アクチュエータを駆動する制御、装置とを備える請求項1から4の何れかに記載のハイブリッド車両の制御装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

0 【発明の属する技術分野】本発明はハイブリッド車両の スロットル制御装置に関する。

[0002]

【従来の技術と解決すべき課題】原動機として内燃機関と回転電機(発電機としても機能する電動機)とを併有し、いずれか一方または双方の駆動力により走行するようにしたハイブリッド車両が知られている(例えば、鉄道日本社発行「自動車工学」VOL.46 No.7 1997年6月号39~52頁参照)。

【0003】とのようないわゆるパラレル方式のハイブリッド車両では、基本的に比較的負荷の小さい運転域では電動機のみで走行し、負荷が増大すると内燃機関を起動して所要の駆動力を確保し、必要に応じて電動機と内燃機関を併用することにより最大の駆動力を発揮させられるようになっている。

[0004]ところで、運転者がアクセルペダルを戻した減速時には駆動系からの逆駆動力により電動機を駆動して発電させることによりバッテリを充電する回生動作というものが行われる。これは内燃機関の内部摩擦によるエンジンブレーキ作用に加えて電動機による発電時の負荷を利用して減速力を確保しつつエネルギ効率を高めようとするものである。この回生動作の効率をより高めるためにはエンジンブレーキの作用をできるだけ少なくしてその分だけ発電負荷を増やしたほうがよい。このような観点から、回生時には内燃機関への燃料供給を停止するとともにスロットル開度を最大にしてポンプロスによる摩擦損失を軽減するようにしたものがある。

【0005】しかしながら、このようにスロットルを全 開にすると回生動作が終了して内燃機関への燃料供給を 再開したときに、吸入空気量が大きい状態からの燃料供 給再開となるので、その時点で運転者が要求する出力に 対して出力過大となってトルク段差が発生し、乗員に不 快感を与えるおそれがある。また、スロットル開度を制 御するアクチュエータの作動遅れに原因して空気量がす ぐには減少しないこともトルク段差の発生を助長する要 因となる。

[0006] 本発明はこのような問題点に着目してなされたもので、回生終了時のトルク段差の発生を抑制することを目的としている。

### [0007]

【課題を解決するための手段】請求項1の発明は、内燃 10 機関と回転電機の何れか一方または双方の駆動力を車両の駆動系統に伝達するように構成され、内燃機関のスロットル開度を運転状態に応じて制御するスロットル駆動装置と、減速時に駆動系統に連結した内燃機関への燃料供給を停止すると共に前記回転電機を回生作動させる回生制御装置とを備えたハイブリッド車両において、前記スロットル駆動装置を、前記回生作動時に機関回転数に応じて定めたスロットル開度に制御するように構成する。

【0008】請求項2の発明は、内燃機関と回転電機の何れか一方または双方の駆動力を車両の駆動系統に伝達するように構成され、内燃機関のスロットル開度を運転状態に応じて制御するスロットル駆動装置と、減速時に駆動系統に連結した内燃機関への燃料供給を停止すると共に前記回転電機を回生作動させる回生制御装置とを備えたハイブリッド車両において、前記スロットル駆動装置を、前記回生作助時に予め定めた所定の吸気管負圧が得られるスロットル開度に制御するように構成する。

【0009】請求項3の発明は、内燃機関と回転電機の何れか一方または双方の駆動力を車両の駆動系統に伝達するように構成され、内燃機関のスロットル開度を運転状態に応じて制御するスロットル駆動装置と、減速時に駆動系統に連結した内燃機関への燃料供給を停止すると共に前記回転電機を回生作動させる回生制御装置とを備えたハイブリッド車両において、前記スロットル駆動装置を、前記回生作動時に機関回転数と目標回生量とに応じて定めたスロットル開度に制御するように構成する。

【0010】請求項4の発明は、内燃機関と回転電機の何れか一方または双方の駆動力を車両の駆動系統に伝達するように構成され、内燃機関のスロットル開度を運転状態に応じて制御するスロットル駆動装置と、減速時に駆動系統に連結した内燃機関への燃料供給を停止すると共に前記回転電機を回生作動させる回生制御装置とを備えたハイブリッド車両において、前記スロットル駆動装置を、前記回生作動時に機関回転数と目標回生量に応じて定めた吸気管負圧が得られるスロットル開度に制御するように構成する。

【0011】請求項5の発明では、内燃機関と回転電機の何れか一方または双方の駆動力を車両の駆動系統に伝達するように構成され、内燃機関のスロットル開度を運 50

転状態に応じて制御するスロットル駆動装置と、減速時 に駆動系統に連結した内燃機関への燃料供給を停止する と共に前記回転電機を回生作動させる回生制御装置とを 備えたハイブリッド車両において、回生作動終了時の機 関回転数と目標スロットル開度とに基づいて内燃機関の 実トルクと目標トルクとの差を演算し、このトルク差に 相当する駆動力を生じるように回転電機を駆動して該ト ルク差を相殺する構成とする。

【0012】請求項6の発明は、上記請求項1,3,4 の何れかの発明において、スロットル駆動装置を、機関 回転数が低くなるほどスロットル開度を減じるように構 成する。

【0013】請求項7の発明は、上記請求項3または4 の発明において、目標回生量を、回転電機を駆動するバッテリの状態に基づいて設定するようにする。

【0014】請求項8の発明は、上記請求項1から4の何れかの発明において、そのスロットル駆動装置を、アクセルペダルの操作量を検出するアクセルセンサと、スロットルバルブを駆動するアクチュエータと、アクセルセンサからの操作量信号に基づいて前記アクチュエータを駆動する制御装置とを備えたものとする。

#### [0015]

【作用・効果】上記請求項1の発明において、所定の回生条件が成立したとき、一般には車両の駆動系と内燃機関とが連結され、機関回転数または車速が所定値以上の運転状態から運転者がアクセルペダルを戻す操作により減速が開始されたときには、内燃機関への燃料供給が停止されると共に回転電機の発電による回生動作が開始される。この回生動作の間のスロットル開度は一定ではなく、機関回転数に基づいて決められる。なおこのようなスロットル制御は、例えば請求項8に示したようなアクセルセンサ、スロットルを駆動するアクチュエータを制御する制御装置等からなるスロットル駆動装置を基本として、アクチュエータへの駆動信号を機関回転数に基づいて補正する構成により実現することができる。

【0016】回生の効率を高めるためには内燃機関のポンプロスを減らすためにスロットルを開いてその下流側の吸気管負圧を減じてやるのが望ましいことは上述した通りである。ただし、図5に示したように吸気管負圧は機関回転数Neに応じて変化し、同一スロットル開度であっても高速回転時ほど発達する。吸気管負圧を一定に保つものとすれば、低速時ほどスロットル開度は減少す

【0017】したがって、基本的には請求項6の発明に示したように低速回転時ほどスロットルを閉じ加減に制御することにより、スロットル開度を最小限にしつつ、ポンプロスを生じない吸気管負圧、例えば-100mmHq以下を維持して高い回生効率を確保できる。また、このようにしてスロットル開度を最小限に維持することによ

5

り、例えば運転者の制動操作等により回生動作が終了したときの機関吸入空気量を抑制すると共にスロットル開度を制御するアクチュエータの遅れを最小限にして、燃料供給再開時のトルク段差発生を抑えることができる。 【0018】なお、高圧縮比機関や吸気充填効率が増大する回転域を有する機関など、機関によっては特定の回転域である程度の吸気管負圧を発生させたほうがポンプロスが減少する場合がある。すなわち機関回転数の低下にしたがってスロットル開度を減らす上述の制御は一般に有効であるが、実際の機関回転数に対する最適スロットル開度の特性は個々の機関の性質に応じて異なったものとなりうる。

[0019] 請求項2の発明では、上記と同様の回生作動時に、吸気管負圧が予め定めた所定値となるようにスロットル開度がフィードバック制御される。この場合、機関回転数にかかわらず目標とする吸気管負圧が得られるようにスロットル開度が制御されるので、ポンプロスの発生に強く相関する吸気管負圧に基づいて、回生効率を高めつつトルク段差を生じない好ましいスロットル開度により精度よく制御することができる。

【0020】請求項3または4の発明では、機関回転数と目標回生量またはこれらの量に基づいて定められる吸気管負圧に基づいてスロットル開度が制御される。目標回生量は回転電機を駆動するバッテリに対する充電量の目標値であり、したがって請求項7の発明のようにそのときのバッテリの充電状態に基づいて定められる。

【0021】バッテリが十分に充電されているときには目標回生量が小さくなるのでそれだけ回転電機の発電負荷が減少している。このような状態の時にスロットルを開いて内燃機関のポンプロスを小さくする制御を行うと減速力が不足して空走感が生じるおそれがある。この点、この発明によれば目標回生量の大小に基づいてスロットル開度を絞る制御が可能となるので、回生が必要なときには上記各発明のように回生効率を高めつつトルク段差を解消する効果が得られる一方で、必要回生量が少ないときには内燃機関側で十分なエンジンブレーキ作用を発生させて適度な減速作用を確保することができる。

【0022】なお、請求項4の発明では吸気管負圧をフィードバックしているので請求項2の発明と同様にスロットル開度をより精度よく制御することができる。

【0023】請求項5の発明によれば、回生動作中の減速過程で運転者によるアクセルペダル操作により減速が終了したときなど、回生動作が減速途中で終了させられた場合のトルク段差の発生が回転電機の出力トルクによりうち消される。すなわち、回生動作中にアクセル操作が行われるとその時点で運転者が要求する内燃機関の出力トルクつまり目標スロットル開度と実際のスロットル開度との偏差によって、回生中断による燃料供給再開に伴い大きなトルク段差が発生する可能性がある。これに対して、この発明によれば前記回生中断時の目標スロッ

トル開度と機関回転数に基づいて前記のトルク差を算出 し、これを相殺するように回転電機が駆動されるので、 このような運転者の操作にかかわらず滑らかに車両の駆 動力を制御することができる。

#### [0024]

【発明の実施の形態】以下本発明の実施形態を図面に基づいて説明する。まず図1~図4に本願発明が適用可能なハイブリッド車両の構成例を示す。これらはいずれも走行条件に応じてエンジン(内燃機関)または電動モータ(回転電機)の何れか一方または双方の動力を用いて走行するパラレル方式のハイブリッド車両である。

【0025】図1において、太い実線は機械力の伝達経路を示し、太い破線は電力線を示す。また、細い実線は制御線を示し、二重線は油圧系統を示す。との車両のパワートレインは、モータ1、エンジン2、クラッチ3、モータ4、無段変速機5、減速装置6、差動装置7および駆動輪8から構成される。モータ1の出力軸、エンジン2の出力軸およびクラッチ3の入力軸は互いに連結されており、また、クラッチ3の出力軸、モータ4の出力軸および無段変速機5の入力軸は互いに連結されている。

【0026】クラッチ3締結時はエンジン2とモータ4が車両の推進源となり、クラッチ3解放時はモータ4のみが車両の推進源となる。エンジン2またはモータ4の駆動力は、無段変速機5、減速装置6および差動装置7を介して駆動輪8へ伝達される。無段変速機5には油圧装置9から圧油が供給され、ベルトのクランブと潤滑がなされる。油圧装置9のオイルボンブ(図示せず)はモータ10により駆動される。

(0027] モータ1は主としてエンジン始動と発電に用いられ、モータ4は主として車両の推進(力行とも言う。)と制動に用いられる。また、モータ10は油圧装置9のオイルボンブ駆動用である。また、クラッチ3締結時に、モータ1を車両の推進と制動に用いることもでき、モータ4をエンジン始動や発電に用いることもできる。クラッチ3はパウダークラッチであり、伝達トルクを調節することができる。無段変速機5はベルト式やトロイダル式などの無段変速機であり、変速比を無段階に調節することができる。

【0028】モータ1、4、10はそれぞれ、インバータ11、12、13により駆動される。なお、モータ1、4、10に直流電動モータを用いる場合には、インバータの代わりにDC/DCコンバータを用いる。インバータ11~13は共通のDCリンク14を介してメインバッテリ15に接続されており、メインバッテリ15の直流充電電力を交流電力に変換してモータ1、4、10へ供給するとともに、モータ1、4の交流発電電力を直流電力に変換してメインバッテリ15を充電する。なお、インバータ11~13は互いにDCリンク14を介して接続されているので、回生運転中のモータにより発

電された電力をメインバッテリ15を介さずに直接、力 行運転中のモータへ供給することができる。メインバッ テリ15には、リチウム・イオン電池、ニッケル・水素 電池、鉛電池などの各種電池や、電機二重層キャパシタ ーいわゆるパワーキャパシターが適用される。

【0029】コントローラ16は本発明の回生制御装置 としての機能を有するもので、マイクロコンピュータと その周辺部品や各種アクチュエータなどを備え、クラッ チ3の伝達トルク、モータ1、4、10の回転速度や出 カトルク、無段変速機5の変速比、エンジン2の燃料噴 10 射量・噴射時期、点火時期などを制御する機能を併有す 3.

【0030】コントローラ16には、図2に示すよう に、キースイッチ20、セレクトレバースイッチ21、 アクセルペダルセンサ22、ブレーキスイッチ23、車 速センサ24、バッテリ温度センサ25、バッテリSO C検出装置26、エンジン回転数センサ27、スロット ル開度センサ28が接続される。キースイッチ20は、 車両のキーがON位置またはSTART位置に設定され ると閉路する(以下、スイッチの閉路をオンまたは0 N、開路をオフまたはOFFと呼ぶ)。セレクトレバー スイッチ21は、バーキングP、ニュートラルN、リバ ースRおよびドライブDの何れかのレンジに切り換える セレクトレバー (図示せず) の設定位置に応じて、P, N. R. Dのいずれかのスイッチがオンする。

【0031】アクセルペダルセンサ22はアクセルペダ ルの操作量を検出し、ブレーキスイッチ23はブレーキ ベダルの踏み込み状態(この時、スイッチオン)を検出 する。車速センサ24は車両の走行速度を検出し、バッ テリ温度センサ25はメインバッテリ15の温度を検出 する。また、バッテリSOC検出装置26はメインバッ テリ15の実容量の代表値であるSOC (State Of Cha rge)を検出する。さらに、エンジン回転数センサ27 はエンジン2の回転数を検出し、スロットル開度センサ 28はエンジン2のスロットルバルブ開度を検出する。

【0032】コントローラ16には、エンジン2の燃料 噴射装置30、点火装置31、可変動弁装置32などが 接続される。コントローラ16は、燃料噴射装置30を 制御してエンジン2への燃料の供給と停止および燃料噴 射量・噴射時期を調節するとともに、点火装置31を駆 動してエンジン2の点火時期制御を行う。また、コント ローラ16は可変動弁装置32を制御してエンジン2の 吸・排気弁の作動状態を調節するほか後述するスロット ル駆動装置の制御装置として機能する。なお、コントロ ーラ16には低圧の補助バッテリ33から電源が供給さ れる。

【0033】図3または図4はパワートレインの配置例 を示す図である。クラッチ3の入力側のモータ1とエン ジン2の配置は、図3に示すようにモータ1をエンジン

1をエンジン2の下流に配置してもよい。図3に示す配 置例では、エンジン2の出力軸をクラッチ3の入力軸と 直結して1軸で構成するとともに、エンジン2の出力軸 をモータ1の出力軸とベルトや歯車により連結する。ま た、図4に示す配置例では、エンジン2の出力軸をモー タ1のローターを貫通してクラッチ3の入力軸と直結 し、クラッチ3の入力側を1軸で構成する。

【0034】一方、クラッチ3の出力側のモータ4と無 段変速機5の配置は、図3に示すようにモータ4を無段 変速機5の上流に配置してもよいし、図4に示すように モータ4を無段変速機5の下流に配置してもよい。図3 に示す配置例では、クラッチ3の出力軸をモータ4のロ ーターを貫通して無段変速機5の人力軸と直結し、クラ ッチ3の出力側を1軸で構成する。また、図4に示す配 置例では、クラッチ3の出力軸を無段変速機5の入力軸 を貫通してモータ4の出力軸と直結し、クラッチ3の出 力側を1軸で構成する。いずれの場合でもモータ4を無 段変速機5の入力軸に連結する。

【0035】パワートレインの配置は図3および図4に 示す配置例に限定されず、クラッチ3の入力軸にエンジ ン2とモータ1を連結するとともに、クラッチ3の出力 軸にモータ4と無段変速機5の入力軸を連結し、無段変 速機5の出力軸から減速装置6 および差動装置7を介し て駆動輪8に動力を伝える推進機構であれば、各機器が どのような配置でも成立する。

【0036】以上は本発明が適用可能なハイブリッド車 両の基本的な構成例を示したものであり、本発明ではこ のようなハイブリッド車両の回生作動時に最適スロット ル制御等を行い回生終了時のトルク段差の発生を回避す るととを主目的としている。次にこのためのスロットル 駆動装置の概略構成例とコントローラ16の制御動作例 につき図面を参照しながら説明する。

【0037】図6に上述したエンジン2のスロットル開 度を電子制御するスロットル駆動装置の構成例を示す。 図中22と27はそれぞれ既述したアクセルペダルの操 作量を検出するアクセルペダルセンサとエンジン回転数 センサである。34はエアフローメータであり、エンジ ン2への単位時間当たりの吸入空気量を検出する。35 は水温センサであり、エンジン冷却水温を検出する。3 6は燃料噴射弁、37は点火栓である。エンジン2の吸 気通路38にはスロットルバルブ39が介装され、この スロットルパルブ39を駆動するステップモータ等から なるアクチュエータ40が設けられている。アクチュエ ータ40は、アクセルセンサ22からの信号に基づいて 基本的にはアクセルペダルの操作量に応じて判定した出 力要求に対してエンジンに要求される出力分のスロット ル開度となるようにアクセル開度センサ28(図2参 照) により実開度を検出しながらコントローラ16によ りフィードバック制御される。ただし回生作動時にはエ 2の上流に配置してもよいし、図4に示すようにモータ 50 ンジン回転数センサ27からの信号に基づき所定のスロ

ットル開度となるように補正制御される。また、図中4 1はスロットルバルブ39よりも下流側の吸気管圧力を 検出する圧力センサであり、吸気管負圧をフィードバッ ク制御してスロットルバルブ39の開度を制御する場合 に用いられる。

9

【0038】図7はこのスロットル制御の詳細を示した ものである。この制御ではまずアクセルペダルの操作量 から決定した目標トルクに対してモータ4の発生してい る駆動力およびエアコンの負荷トルク等のオフセット量 TEOFSを加減算してエンジン2が発生すべき正味の 目標トルクTTIを算出する(図7のA部参照)。なお KTEHはオフセット量の学習補正量である。次に目標 トルクTTIとそのときのエンジン回転数NEとに基づ いてテーブル検索により1サイクル毎の必要吸入空気の 体積流量TGADNVを求め、さらにこれからテーブル 検索により吸気管の必要開口面積TQHOTEを求める (同B~C部参照)。 とのTQHOTEは単位量である ので、これにエンジン回転数とシリンダ容積を乗じてエ ンジンの総吸入空気量に相当する開口面積TTAETD を求め、これをテーブル検索によりスロットルバルブ開 度TGTVOに変換する(同D~E部参照)。前記TG TV〇がアクセルペダルが踏み込まれている通常の運転 状態での目標スロットル開度となるもので、これに安定 動作のために変化速度リミッタによる開度変化速度の制 限を施したうえで(同下部参照)、実開度を検出しなが らアクチュエータ40 (図6参照) をフィードバック制 御することにより所要のスロットル開度を得ている。

【0039】一方、燃料カットが行われる減速時には、 エンジン回転数NEからテーブル検索により求めた燃料 カット時のスロットル開度値TGTVFCを目標スロッ トル開度TGTVOとして出力する(同G部参照)。C のときのスロットル開度は既述したように回生効率を高 めつつトルク段差の発生を回避できる必要限度に設定さ れている。なおTVBCVは吸気管負圧が過大とならな いようにエンジン回転数NEに応じてテーブルにより与 えられるスロットル開度の下限値である(同H部参

【0040】次に、上述した燃料カット時のスロットル 開度制御についての実施形態を説明する。図8は第1の 実施形態を示す制御特性線図であり、図7におけるG部 のテーブルに相当する。この実施例は、図示したように 基本的にはエンジン回転数が減少するに従いスロットル 開度を減少させるととによりスロットル開度を必要最小 限にして回生効率を高めつつ燃料供給再開時のトルク段 差の発生を回避するようにしているが、これに加えて目 標回生量を検出してエンジン回転数毎の目標スロットル 開度を補正するようにしたものである。これは、既述し たように回生量が少ないときにはモータ1または4の発 電負荷による減速作用が少なくなるので、その分だけス ロットルを閉じてエンジンブレーキ効果による減速力を 50 確保するようにしたものである。なお、目標回生量はバ ッテリSOC検出装置26(図2)からの信号により算 出する。また、エンジン回転数に応じて吸排気弁の作動 角度やリフト量を可変制御する可変動弁装置を備えたエ ンジンにおいては、可変動弁装置の作動状態に応じてポ ンプロスが変化するので、この変化を考慮して所要の回 生量ないし減速度が得られるように目標スロットル開度 を補正するのが望ましい。

【0041】図9は第2の実施形態による減速中の制御 動作を示す流れ図である。これは回生終了時の機関回転 数と目標スロットル開度とに基づいてトルク段差の大き さを算出し、この段差分のトルクを回転電気を駆動して 補償することによりトルク段差の発生を回避するように したものである。

【0042】この制御ではまず目標スロットル開度TG TVOを読み込んだのち燃料カット状態が継続している か否かを判定し、燃料カット中であればそのときの車速 に基づいて図10に示したようなテーブルから定めた回 生トルクとなるように目標回生量を決定して回生動作を 行う(ステップ901~904)。

【0043】減速過程でアクセルペダルの踏み込み操作 等がなされると燃料供給が再開され回生動作は終了す る。このとき、燃料カット直後であればトルク段差を解 消する補償トルクを算出するための準備として、そのと きの機関回転数NEと目標スロットル開度TGTVOを 読み込む (ステップ905~906)。次にステップ9 01で読み込んである目標スロットル開度を前回値TG TVOpとしてこれと今回の値TGTVOとの差からス ロットル開度の変化量dTVOを求め、これと回転数N Eとに基づき図11に示したようなテーブルを検索して 補償トルクTmtaを設定し、この補償トルクが出力さ れるようにモータを駆動する(ステップ907~90 8, 912)。このようにして、燃料供給再開時のトル ク段差に相当するトルクがモータにより補償されること でトルク段差の発生が回避される。

【0044】以降の制御ループではステップ905にて 燃料供給再開直後ではないと判定されるので、ステップ 909以下の処理に入る。これは補償トルクを徐々に減 じることにより実トルクを目標スロットル開度に相当す る出力へと徐々に変化させるための処理である。とのた めにはまず回転数NEを読み込み、NEに基づいて図1 2に示したようなテーブルから補正時定数相当値Kfc (ただしKfc<1)を検索し、補償トルクの前回値T mtapにKfcを乗じたものを新たな補償トルクTm taとしてモータを駆動する (ステップ909~91 2)。これにより、トルク段差補償分のモータトルクが 徐々に減じてゆくため、駆動系に入力するトルクを滑ら かに変化させて良好な運転性を確保することができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】~

【図4】本発明が適用可能なハイブリッド車両の構成例

【図5】スロットル開度、吸気管負圧、機関回転数Ne

【図6】スロットル駆動装置の構成例を示す概略構成

12 \*1,4 電動モータ 2 エンジン 3 クラッチ 5 無段変速機 9 油圧装置 10 油圧発生用モータ バッテリ 15 16 コントローラ 20 キースイッチ 2 1 セレクトレバースイッチ 10 22 アクセルペダルセンサ

御概念図。 【図8】本発明の制御動作の第1の実施形態によるスロ ットル開度の制御特性を示す特性線図。

【図7】スロットル駆動装置の制御動作の概略を示す制

【図9】本発明の制御動作の第2の実施形態を示す流れ 図.

【図10】上記第2の実施形態の制御において車速から 回生トルクを求めるためのテーブルの特性線図。

【図11】上記第2の実施形態の制御においてエンジン 回転数とスロットル開度とから補償トルクを求めるため のテーブルの特件線図。

【図12】上記第2の実施形態の制御においてエンジン 回転数から補正時定数相当値Kfcを求めるためのテー ブルの特性線図。

【符号の説明】

を示す概略構成図。

の関係を示す特性図。

車速センサ 25 バッテリ温度センサ

ブレーキスイッチ

26 バッテリSOC検出装置(容量検出装置)

27 エンジン回転数センサ

2.8 スロットル開度センサ

35 水温センサ

39 スロットルバルブ

アクチュエータ 40 20

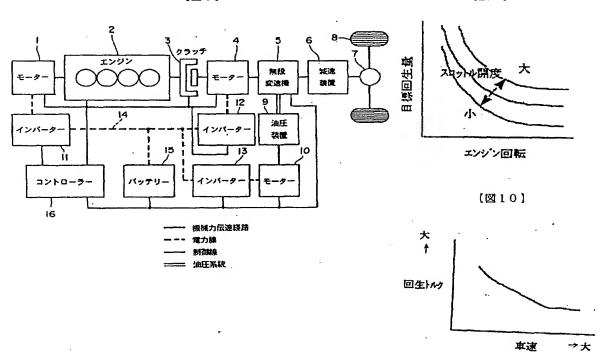
41 圧力センサ

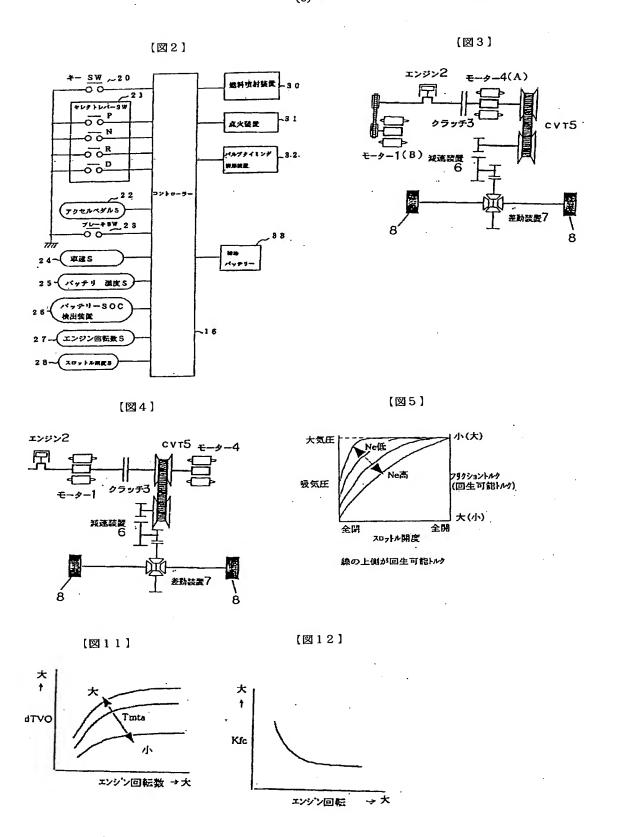
23

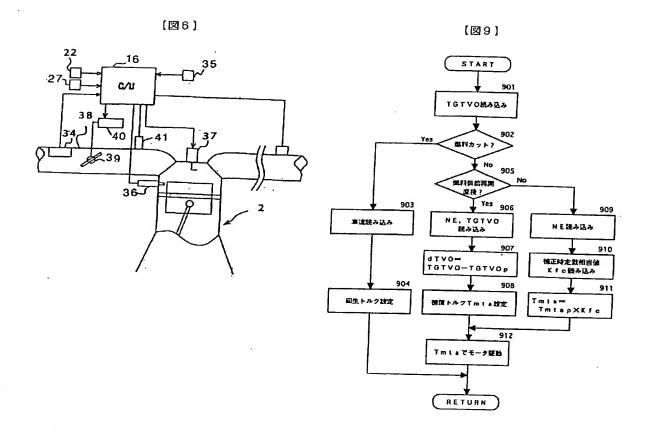
24

【図1】

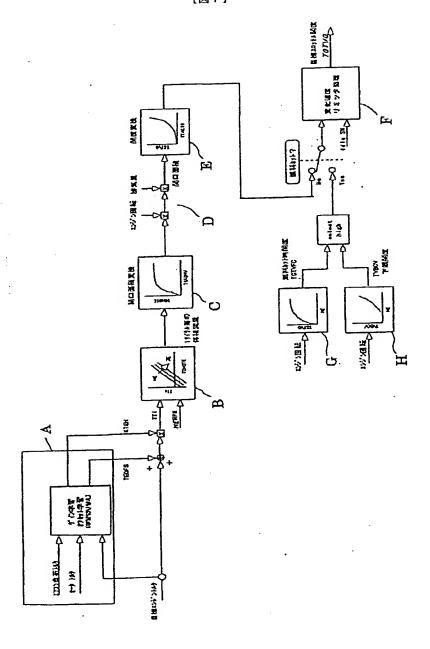
【図8】







【図7】



フロントページの続き

(51)Int.Cl.' F 0 2 D 41/12 識別記号 330 FI

テーマコード(参考)